06.12.2022 XKM4/1

Дисциплина МДК.02.01 Управление ремонтом холодильного Оборудования (по отраслям) и контроль за ним

Лабораторная работа № 5

Тема: Определение износа поршней компрессора Цель работы:

- 1. Получить навыки в определении износа поршней компрессора
- 2. Получить навыки в выборе вида необходимого ремонта

Измерительные инструменты: калибры, монтажные линейки, штихмас, стальные клинья и щупы.

Ход занятия

Задание №1. Составить опорный конспект.

В результате длительной эксплуатации компрессора уменьшается наружный диаметр поршней, увеличиваются ширина канавок под поршневые кольца и диаметр отверстия под поршневой палец. Основные дефекты поршня: уменьшение наружного диаметра; увеличение ширины канавок под поршневые кольца; увеличение диаметра отверстия под поршневой палец.

Основная причина преждевременного износа поршней - это перекос механизма движения. Чтобы не допустить этого, необходимо следить за зазорами, определяющими центровку поршня, и своевременно устранять даже небольшие перекосы. При увеличении зазора между поршнем и цилиндром сверх допустимого поршень подлежит замене новым поршнем, изготовленным по рабочему диаметру цилиндра. Допустимый зазор между поршнем и цилиндром зависит от диаметра цилиндра.

Ориентировочно зазор между чугунным поршнем и гильзой составляет от 0,1 до 0,16 мм на каждые 100 мм диаметра.

При правильной установке и работе поршня его геометрическая ось совпадает с осью цилиндра. Такое положение обеспечивает наименьший износ поршня и экономичную работу компрессора.

Любые перекосы механизма движения вызывают усиленный износ поршней, поэтому очень важно контролировать зазоры, определяющие центровку поршней.

Радиальные зазоры замеряют специальными щупами в четырех направлениях со сдвигом 90° при положении поршня в верхней и нижней

мертвых точках. Зазоры должны обеспечивать свободное движение нагретого поршня с учетом необходимой толщины масляного слоя на зеркале цилиндра. Недостаточный зазор может привести к заеданию поршня с обрывом шатунных болтов, изгибом вала и шатунов. В процессе работы поршня значительно изнашиваются по торцу канавки поршневых колец, особенно первая поршневая канавка из-за ухудшения смазывания в конце хода поршня и значительных усилий, воспринимаемых и передаваемых первым поршневым

кольцом. Износ определяют измерением высоты канавок проходным или непроходным калибром или штангенциркулем с ценой деления 0,05. Торцовое биение канавок недолжно превышать 0,05 мм. Восстановить поршневые канавки поршня можно не более одного раза протачиванием их на токарновинторезном станке под ремонтный размер поршневых колец.

Если размер канавок по высоте превышает на 20 % номинальный, то такой поршень подлежит выбраковке и замене новым.

При повышенных зазорах в сопряжении поршень - палец следует развернуть отверстие под палец большего диаметра и по нему необходимо подогнать поршневой палец. При значительном износе поршень может быть восстановлен наплавкой баббитового пояса и подгонкой его к цилиндру.

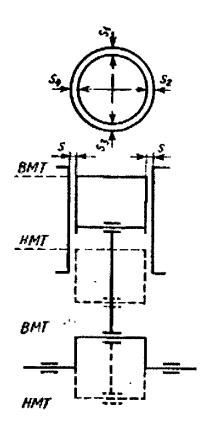


Рисунок 5.1. Измерение радиальных зазоров между поршнем и втулкой цилиндра компрессора

В целях предотвращения заклинивания поршней при работе компрессора диаметр поршня определяют, из наличия необходимых зазоров между стенками цилиндра и поршня в холодном состоянии:

$$D\tau = D-\Delta\tau$$
,

где $\Delta \tau$ =(0.006-0.008)D, мм - диаметральный зазор между стенкой цилиндра и головкой поршня.

Правильность установленных размеров проверяют по формуле:

$$\Delta \tau = D(1 + \alpha_{_{\rm II}}(T_{_{\rm II}} - T_{_{\rm II}}) - D\tau(1 + \alpha_{_{\rm II}}(T_{_{\rm II}} - T_{_{\rm II}}),$$

где $\alpha_{_{\! \rm I\! I}}$ и $\alpha_{_{\! \rm I\! I}}$ — коэффициенты линейного расширения материалов цилиндра и поршня.

Для чугуна $\alpha_{\rm u}$ = $\alpha_{\rm n}$ = 11x10⁻⁶ 1/K; для алюминиевых сплавов $\alpha_{\rm u}$ = $\alpha_{\rm n}$ = 22x10⁻⁶ 1/K;

 $T_{_{\rm II}}$ и $T_{_{\rm II}}$ соответственно температура стенок цилиндра и поршня в рабочем состоянии.

 $T_0 = 293$ — начальная температура цилиндра и поршня.

При водяном охлаждении $T_u=383...388$ и $T_n=473...723$, а при воздушном - $T_u=443...463$ и $T_n=573...873$ К. При получении отрицательных значений $\Delta \tau$ (натяг) поршень непригоден к работе. В этом случае необходимо увеличить $\Delta \tau$ или соответственно уменьшить $D\tau$.

Задание №2

Ответить письменно на контрольные вопросы:

- 1. Основные дефекты поршня.
- 2. Назначение зазоров между поршнем и цилиндром.
- 3. Основные дефекты канавок поршней.

Задание №3. Сделать выводы о проделанной работе.

Литература:

- 1. Монтаж, эксплуатация и ремонт холодильных установок Ф.В. Невейкин 1989г.;
- 2. Монтаж, эксплуатация и ремонт холодильных установок Н.М. Чупахин 1968г.;
- 3. Монтаж, эксплуатация и ремонт холодильных установок Ф.И. Рудометкин, Г.В. Недельский 1975г.;
 - 4. Монтаж холодильных установок А.В.Анохин, Б. А. Тыркин 1987г.;

<u>[o</u>	Базовый компрессор		Диаметр цилиндра		Поршень по чертежу	Материал цилиндра и поршня	Тип охлажден ия	Зазор в соединении поршень-цилинд р		Рассчитанн ый диаметр
	Диаметр	Марка	По	Предельно				По чертежу		
	цилиндр		чертежу	допустимы				ОТ	до	
	а, мм			й (без						
				ремонта)						
1	40	2ФВ474,5	40H7	40,125	40f7	Чугун	Водяное	0,025	0,077	
	67,5	ФВ6	67,5 H7	67,625	67,5 f7	Алюминий	Воздушное	0,05	0,013	
2	76	П40	76 H7	76,2	76 f7	Чугун	Водяное	0,06	0,15	
	81,8	AB22	81,8 H7	82,2	81,8 f7	Алюминий	Воздушное	0,12	0,21	
3	101,6	ФВ20	101,6 H7	102	101,6 f7	Чугун	Водяное	0,065	0,155	
	115	П110	115 H7	115,6	114,8 f7	Алюминий	Воздушное	0,2	0,3	
4	150	AB 100	150 H7	150,5	150 f7	Чугун	Водяное	0,15	0,25	
	190	ФУ 175	190 H7	190,7	189,8 f7	Алюминий	Воздушное	0,38	0,495	